

①実用新突出願公開

**/® 公開実用新案公報(U) 平3-23234** 

13-23234

®Int. Cl. 5	識別記号	庁内整理番号	❸公開	平成3年(1991)3月11日
F 16 F 6/00 E 01 D 1/00 E 04 H 9/02	3 5 1	8714-3 J 7014-2D 7606-2E		
12/00 F 16 F 15/02 15/03	B L G	7151-2E 6581-3 J 6581-3 J		
	-	審査請求	未語求 氰	諸求項の数 1 (全 頁)

図考案の名称 振動抑制装置

②実 顧 平1-84113

②出 願 平1(1989)7月18日

@考 案 者 来 田 義 弘 東京都中央区京橋2丁目16番1号 清水建設株式会社内

创出 願 人 清水建設株式会社 東京都中央区京橋 2丁目16番 1号

函代 理 人 弁理士 志賀 正武 外2名



#### 明細書

- 考案の名称
   振動抑制装置
- 2. 実用新案登録請求の範囲

3. 考案の詳細な説明

「 産業上の利用分野 」

本考案は、構造物の振動抑制装置に係わり、特に、地震や風等の外力によって発生させられる構造物の振動を有効に減衰させる振動抑制装置に関

「従来の技術」

するものである。

従来、構造物の揺れを減衰させるために用いられている振動抑制装置として、例えば、オイルダンパ、鋼材ダンパ、粘性ダンパ等が挙げられている。しから、これらいずれの振動抑制装置においても、その減衰力が振動の速度に比例がすることがあることがあることがあることがの振動特性に合わせたきめ細かなセッティングできず、また、外乱に即した減衰力制御が行なえないといった不具合を有していた。

また、火力発電所や原子力発電所などの高温あるいは放射線雰囲気中においては、この油圧防振器は性能の安定性に問題があり、また定期的な保守点検を必要とされる。このような特殊環境中においては油を使わないメカニカルな防振器が適しており、磁力を利用して振動を減衰させる振動抑



制装置が提供されている。

そして、そのような振動抑制装置の一例として、 第7図および第8図に示すようなものが提供され ている。

図中、符号1は、振動物の振動に伴って相対移動する2部材間に設けられる振動抑制装置を示して力の部材に取り付けられる外観2段筒状の装置本体2と、この装置本体2の減衰部(大径筒部)2本体2と、この装置本体2の中心軸ではなって装置された導体3と、この導体3の中心軸に連結されるとともに、軸受11によって装置な体2の中心軸回りに回転自在に支持されたスクリューシャフト4と、このスクリューシャフト4に、コーシャフト4と、このスクリューシャフト4に、場着されるボールナット5と、このボールナット5と、このボールナット5と、このボールナット5と、このボールナット5と、このボールナット5と、このボールナット5と、このボールナット5と、このボールナット5と、このボールナット5と、この時間で規制する形態で連結する連結部材6とから概略構成されている。

装置本体2の軸線上で、かつ、減衰部3の外壁面には、取付孔7aを有する取付部7が形成されている。



方向に対して2つの空間に区画されている。この 仕切板8の中心部には、スクリューシャフト4を 挿通するための挿通孔8aが形成されている。ま た、この仕切板8によって区画された滅衰部内壁 のうち、一方の空間内に導体3が配置された。 のはまった単体3が配置されている。 間を構成する内壁面には、それぞれ2つ磁石9、 9が半径方向に沿った形態で設けられている。 た、他方の空間内には、フライホイール10が設 によっなれている。

連結部材 6 は、軸受 1 2 を介して摺動部 2 b内に挿入されている。そして、この連結部材 6 の両端のうち、摺動部 2 b内に位置する一端側には、ボールナット 5 がその軸線を一致させた状態で固定支持され、他端側には取付孔 1 3 aを有する取付部 1 3 が設けられている。

スクリューシャフト 4 の螺条部分は、装置本体 2 の摺動部(小径筒部) 2 bに配置され、この螺条 部分にボールナット 5 が螺着されている。

このような構成の振動抑制装置1を使用する場合、連結部材6の取付部13を地盤上からわずか



٠٩.

に離間させて固定し、装置本体 2 の取付部 7 を構造物等に固定することによってセッティングを行なう。

構造物に外力が加わって振動を生じると、前記連結部材 6 と装置本体 2 とが軸方向に相対運動し、この相対運動がスクリューシャフト 4 およびボールナット 5 によって回転運動に変換される。

そして、スクリューシャフト4が回転することによって、このスクリューシャフト4に設けられた導体3が回転する。この導体3の回転は、磁石9、9による磁力線Ⅰ内で起こるため、導体3にうず電流が発生して回転速度に比例した制動トルクが生ずる。

このときに発生する減衰制動力は、以下の式で表されることが一般に知られている。

磁束が 1個のときのアルミニウム円板からなる 導体に作用する磁気減衰力を次式の形で表す。

 $F = n B^2 h A \mu v / \rho \qquad \cdots (1)$ 

ここで、 B : 磁束密度、 b : 導体円板の厚さ、 ρ

: 導体の電気抵抗率、 A = bq: 磁束の面積、 μ:



磁束および導体の形状によって定まる無次元表示の演衰係数(ここでは実験的に定める)、v:導体と磁束の相対速度である。ねじ軸の回転角を θ とし、Fは磁束の中心に作用すると考えると、制動トルクは

$$T = \frac{\mathbf{B}^{2} \mathbf{h} \mathbf{A} \ \mu^{2} \mathbf{s}^{2}}{\mathbf{H}^{2} \mathbf{h} \mathbf{A}^{2} \mathbf{h}^{2} \mathbf{h}^{2$$

ここで、sは円板中心から磁束中心までの長さ、 Cはねじりの粘性減衰定数に相当する。

(1)式から明らかなように、磁石と導体との間に生じる演衰力は、これらの相対速度、つまり、前記振動抑制装置における導体の回転速度に比例する。

「 考案が解決しようとする課題 」

ρ

前記構成の振動抑制装置によれば、それまでのオイルダンパ等によって生じていた不具合、すなわち、温度条件や振動条件などの外的要因による 減衰力の変化に伴う減衰力の調整の困難性および、 構造物の振動特性に合わせたきめ細かなセッティ



ングの困難性などの不具合を解消するに至ったが、新たに次のような不具合を生じることとなった。

つまり、一般に温度が上昇すると磁束密度は定価し電気抵抗率は増大するので、本防振器の制動トルクは温度が高くなると低下すると考えられる。そこで、希土類磁石とアルミニウム円板および銅円板を用いた磁気減衰器の正確な温度特性を実験により調べることにした。

実験は、防振器の磁気減衰器部分のみを製作して電気炉の中に収め、導体円板取付軸をトルク変換器を介して変速モータに取付けて行った。実験において、アルミニウム円板および銅円板を用いたときの温度による回転数と制動トルクの関係の変化をそれぞれ第9図および第10図に示す。

第9図および第10図から以下のことがわかる。 (1) アルミニウム円板を用いると100℃に おける制動トルクは20℃のときよりも約27% 低下し、銅円板を用いるとこの低下が約31%と なる。しかしながらこの程度の低下であれば、本 防振器の防振効果は100℃においてもそれほど

## 公開実用平成 3─23234

変わらないと思われる。

(2) 一定回転数における制動トルクの大きさは、アルミニウム円板の場合よりも銅円板の場合のほうが60~75%程度高くなる。しかのの銅円板を用いると慣性モーメントが大きくなるので、メカニカルスナッバとしては銅円板が適している。

第9図または第10図の20℃における回転数とトルクの関係から求めた粘性減衰定数この値と適宜決定したBの値および適宜与えられる数値を式(2)に代入すれば、未知のμの値が得られる。アルミニウム円板(ρ=2.82×10-8Ωm、厚さ5mm、半径63mm)を用い、磁石の個数および配置の仕方を変えて求めたμの値を第11図に示す。この図には、直径19mmの円形希土類磁石を用いた場合のμの値も示してある。

同じ個数の磁石で制動トルクを大きくするためには、式(2)からわかるように、μ s²の値ができるだけ大きくなるように磁石の形状と配置の仕方



を選ぶ必要がある。したがって、第11図から、 細長い磁石を放射線状に配置するのが有利である ことがわかる。さらに磁石の個数を多くして実験 を行ったところ、個数を8組より多くしても制動 トルクはあまり増加しなくなることがわかった。

そこで、本考案は、磁気ダンパ自体の特性を生かしつつ、減衰力の加減を容易に、かつ、自在に行なうことのできる振動抑制装置を提供することを目的としている。

「課題を解決するための手段」

## 公開実用平成 3—23234

互いに隣合う形態で配置され、前記内筒は、導体から構成され、前記磁石からの磁力線を横切って 回転させられる形態で設けられていることを特徴

「 作用 」

としている。

「実施例」



以下、本考案の構造物の振動抑制装置の一実施例を図面を参照して説明する。

第1図ないし第3図および第5図、第6図は、本考案の振動抑制装置の一実施例を示す図であって、図中、符号15は、構造物16の振動に伴って相対移動する2部材間に設けられる振動抑制装置である。

本実施例の振動抑制装置15は、前記2部材の
うち、一方の部材に取り付けられる外筒17と、
この外筒17内に配置される内筒18と、内
筒18の中心軸に沿って配置され、該内に18と
回転自在に支持するスクリューシャフト19に螺着されるボールナット20と、このボールナット20を地方の回転を規制する形態で連結部材21とから概略構成されている。

一方の部材は、例えば、第 5 図に示すように、構造物 1 6 下面に突出する形態で設けられた振動抑制装置 1 5 用の取付部材 2 2 とし、この取付部材 2 2 には取付用孔 2 2 a が形成されている。



他方の部材は、例えば、構造物16下面の基礎 敷きコンクリートC上に設けられた振動抑制装置 15用の取付部材23とし、この取付部材23に は取付用孔23a が形成されている。

外筒17は、内筒18が配置される円筒状の液衰部17aと、この液衰部17aよりや縮経とれて連通し、スクリューシャフト19の螺条と置きれる円筒状の摺動部17bとから構成されて金の円筒状の摺動部17bとから構成されてのででがある。この中心軸位置外側には、取付孔24aを117aの中心軸位置外側には、中心軸位置を割する取付部材24が突設され、中心転自在に支持する軸受25が設けられている。

外筒17内には、第2図に示すように、その内 周面に沿って、磁石9、…のN極9aとS極9b とが互いに隣合う形態で配置されている。

このとき、全ての磁石 9、… の表面は、面一となるように設定されている。

また、摺動部17トの中心軸位置で、減衰部1



7 4 側の一端部には、スクリューシャフト19を 回転自在に支持する軸受26が設けられ、他端側 の一端部には、連結部材21を摺動自在に支持す る軸受27が設けられている。さらに、この摺動 部17bの内部には、その延在方向に沿ってボー ルナット20を案内する案内軌道17cが形成されている。

内筒18は、アルミニウム等の導体から構成されたもので、前記外筒17の減衰部171内に配置された磁石9、 … からわずかに離間される大きされている。そして、この内筒18は、前記外筒17の軸受25、26で支持されたスクリューシャフト19に支持部材28を介して固定支持されて、第2図に示すように、前記磁石9、 … からの磁力線30を横切るように設定されている。

連結部材21は、外筒17の摺動部17aに設けられた軸受27を介して摺動部17a内に挿入可能な円筒から主要部が構成され、摺動部17a内側の一端にはボールナット20が、これらの軸



線を一致させる形態で設けられ、他端側には取付用孔31aを有する取付部材31が設けられている。そして、この連結部材21に設けられたボールナット20の周面には、第3図に示すように、前記摺動部17a内の案内軌道17cに係合する係合部20aが形成され、この係合部20aと案内軌道17cとが係合することによって連結部材21の軸回りの回転が規制される。

この振動抑制装置 5 は、第 5 図に示すように、構造物 1 6 を基礎敷きコンクリート 3 5 上に固定した積層ゴム 3 6 、3 6 上に構築して免機構造とし、前記構造物 1 6 と基礎敷きコンクリート C との間に、取付部材 2 2 、2 3 を介して、前記積層ゴム 3 6 、3 6 と並列的に取り付けられている。次いで、このように構成された本実施例の振動

地震や風によって構造物16に振動が発生すると、構造物16と基礎敷きコンクリートCとの間に変位が生じ、これに伴い、基礎敷きコンクリートC上に設けられた取付部材23に対して構造物

抑制装置5の作用について説明する。



16の下面に設けられた取付部材22が相対移動させられる。

このようにして取付部材22、23が相対移動することによって、振動抑制装置15の取付部材24、31を介して外筒17と連結部材21と連動して、外筒17と、連結部材21とがこれらの軸線方向に沿って移動する。

連結部材 2 1 が、外筒 1 7 に対して移動することによって、ボールナット 2 0 がスクリューシャフト 1 9 に回転力を与える。スクリューシャフト 1 9 が回転することによって、このスクリューシャフト 1 9 に支持された内筒 1 8 が外筒 1 7 内で回転する。

内筒13が外筒17内に設けられた磁石9、…間の磁力線30を横切るように移動させられるとともに、磁力線30の内筒13に対する透過位置が移動させられ、この内筒13の回転方向の、前記磁石9、…に向かう前方部分と後方部分とのをまれていて磁力線30の密度が変化する。そして、前方部分と後方部分における磁力線30の

調

変化が逆となることから、それぞれにおいて前記 磁力線30の変化を抑制する渦電流が発生するとともに、内筒13と磁石9、…との間に両者の相対移動を抑制するような力が生じ、この力が構造物16にその振動を滅衰させる力として作用して、構造物16の振動が抑制される。

このような振動抑制作用において、、磁石 9、…と内筒 1 3 との間に生じる減衰力は、磁力線 3 0の変化率に比例して得られ、換言すれば、磁石 9、…の磁力の強さと両者の速度の大きさに比例した減衰力が得られる。



方向に拡大する必要がなくなり、装置の設置空間を拡大することもなくなる。本実施例の振動抑制装置15は、前記従来例において示した振動抑制装置と比較した場合、スクリューシャフト19に対から破力線までの距離を長くなるように構成するのであるために、スクリューシャフト19に対する回転モーメントが大きる。

また、磁石9、…の磁力を一定とした場合においては、構造物16の振動の振幅および振動数に応じて、すなわち、磁石9、…と内筒13との相対速度に応じて減衰力が加減され、良好な振動抑制作用が得られる。また、磁石9、…と内筒13とは、常時非接触状態に保持されているから、摩耗等の経時変化がなく、耐久性ならびに信頼性の向上が図られる。

さらに、外筒17をスクリューシャフト19の 軸線に沿って前後いずれか一方もしくは両方に延 長し、これとともに外筒17内に配置すべき磁石 9の数量を増やすことによって、また、外筒17

を 2 重、 3 重にすることによってさらに減衰力を 向上させることができる。

また、この振動抑制装置15の使用例は、前記使用例以外に、第6図に示すような振動系に組み込んだ構成としてもよい。

本使用例は、構造物 C 1上にころ 3 7、 … を介して配置された振動付加体 3 8 の側面に、弾発部材 3 9 と、本実施例の振動抑制装置 1 5 の一端側を連結し、他端側をこの構造物 C 1に立設された 壁面 C 2に連結したものである。

次に、本考案の構造物の振動抑制装置の他の実施例について第4図を参照して説明する。なお、前記実施例と同様の構成となる部分には、共通の符号を付してその説明を省略する。

本実施例においては、内筒18と外筒40の形状および、磁石9、… の配列が前記実施例と異なっている。

内筒18は、摺動部17b よりやや拡径された 円筒状部材であって、支持部材28を介してスク リューシャフト19に支持されるとともに、この



スクリューシャフト19の軸線に沿って、その前後に延在するように形成されている。また、外筒40は前記構成の内筒18を覆う形態で設けられている。さらに、摺動部17bと同一半径を有する筒体41が、摺動部17bの延在する方向に沿って、支持部材28を隔てて設けられている。

外筒17の内周面に設置される磁石 9、 … は、 S 極もしくは N 極のいずれか一方(図示例では S 極 9 b )をその表面に露出するように所定間隔を 開けて配置されている。そして、摺動部 1 7 b の 外周で、外筒17内に配置された磁石 9 に対向する位置には、これと反対の磁極(図示例では N 極 9 a )をその表面に露出するように所定間隔を開けて配置されている。そして、これら S 極と N 極 の 磁石 9 によって、内筒 1 8 を挟むように設置されている。

本実施例によっても、前記実施例と同様の効果を奏することができる。さらに、内筒18を挟む 形態で磁石9、… を配置したことによって、内筒 18に作用する磁力線42が内筒18に対して垂

## 公開実用平成 3─23234



直磁場となり、磁石有効面積を増大させることが でき、酸衰効果を増大させることができる。

なお、本考案の構造物の振動抑制装置は、前記 実施例のみに限られることなく他の変形例も可能 である。

たとえば、前記磁石に代えて、電磁石を用いた 構成としてもよい。このとき、構造物1.6の振動 の大きさを検出するセンサや、電磁石への供給電 の大きさを検出するセンサを組み合わせることによって、振動の大きさになって、電磁石への大きさになって、振動の大きさになり、振動の大きさになってきる。 より効果的な振動抑制作用を得ることができる。

「考案の効果」

本考案の振動抑制装置は、振動物の振動に伴って相対移動する2部材間に設けられる振動抑制装置であって、一方の部材に取り付けられる外筒と、この外筒内に配置される内筒と、この内筒の中心軸に沿って配置され、該内筒を回転自在に支持するスクリューシャフトと、このスクリューシャフ



磁石と内筒との速度を一定とした場合においては、 磁石の磁力に応じて減衰合にが加減されたける場合にが加速をから、 ないではないのでは、 ないのでは、 ないのでは、 ないので、 ないので、 ないので、 ないのので、 ないので、 ないのので、 ないのので、 ないのので、 ないのので、 ないのので、 ないので、 ないのでは、 ないのでないのでは、 ないのでは、 ないのでは、 ないのでは、 ないのでは、 ないのでは、 ないのでは、 ないのでは、 ないのでは、

また、磁石の磁力を一定とした場合においては、



振動物の振動の振幅および振動数に応じて、すなわち、磁石と内筒との相対速度に応じて減衰力が加減され、良好な振動抑制作用が得られる。

また、磁石と導体とは、常時非接触状態に保持されているから、摩耗等の経時変化がなく、耐久性ならびに信頼性の向上が図られる。

#### 4. 図面の簡単な説明

第1図ないし第3図は本考案の振動抑制装置の一実施例を示す図であって、第1図は装置の側断面図、第2図は第1図のI-I矢視断面図、第4図は本考案の他の実施例の外筒部分を拡大した拡大断面図への他の実施例の外筒部分を拡大した拡大断面図の第3の他の実施例の外筒部分を拡大した拡大断面図の第3の他の実施例の外筒部分を拡大した拡大断面図へ第1日図は本考案の振り抑制装置の一従来例、第9図ないし第11図は減衰特性を説明するためのデータ図である。

- 1、15 … 振動抑制装置、
- 9 … … 磁石、
- 9 a ··· N 極、



9 6 … … S極、

1 1 … … 導体、

17 … 外筒、

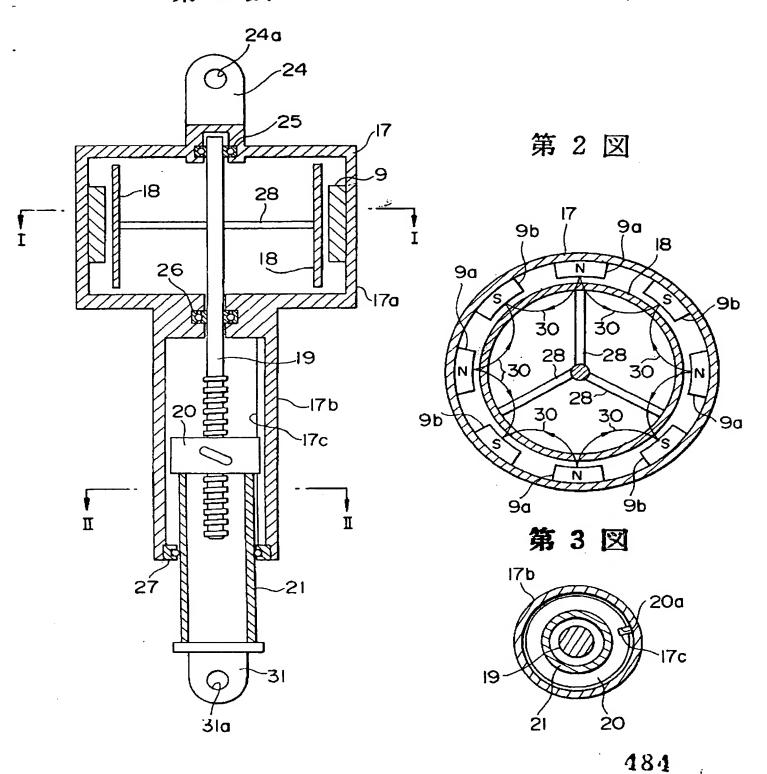
18 … … 内筒、

3 0、4 2 … … 磁力線。

出願人 清水建設株式会社

# 公開実用平成 3─23234

第 1 図

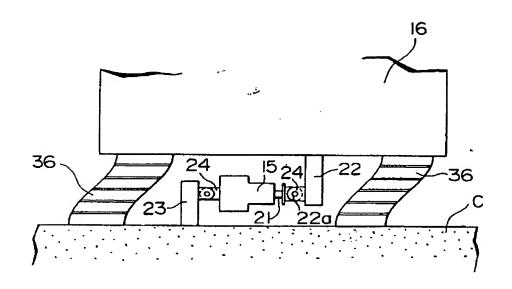


出順人 清水建設株式会社 実開3-23234

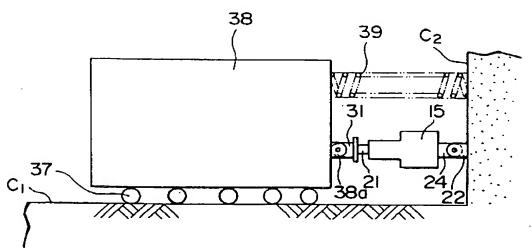
第 4 図 24a 25 42 \_17a -17 18 26 20 \_17b 21 485

出願人 清水建設株式会社

#### 第 5 図



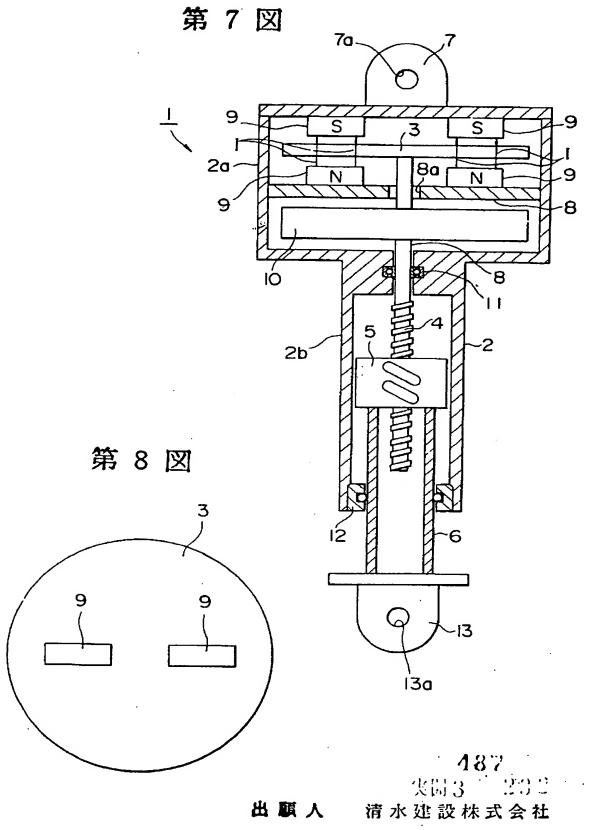
### 第 6 図



类開3 23234

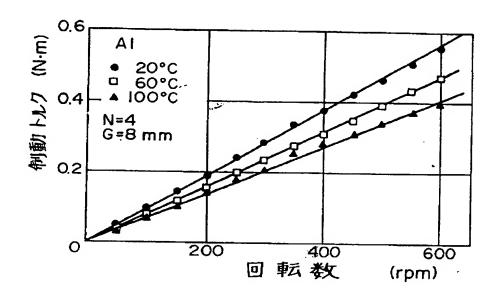
486

出願人 清水建設株式会社

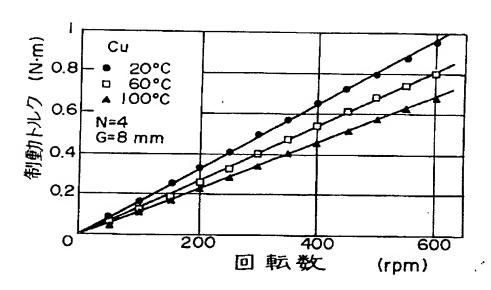


人題出

第9図



第10 図



**488** 実際3 2020

出願人 清水建設株式会社

uの値(実験値)

S S	d=19 mm   d=19 mm s=36mm   s=50mm	046	0001	
	d=19 mm s=36mm	0.46	969	
e I I		0.35	454	
	-36ოտ	0.83	1076	
	b=5mm, q=50mm,s=36mm	0.84	1089	
	b=5mm,	0.84	6801	
a s		0.83	9201	
磁石の位置	協石の大きさ	n	us² (mm²)	

出國人

# This Page is Inserted by IFW Indexing and Scanning Operations and is not part of the Official Record

#### **BEST AVAILABLE IMAGES**

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images include but are not limited to the items checked:

☑ BLACK BORDERS
☐ IMAGE CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
☐ FADED TEXT OR DRAWING
☑ BLURRED OR ILLEGIBLE TEXT OR DRAWING
☐ SKEWED/SLANTED IMAGES
☐ COLOR OR BLACK AND WHITE PHOTOGRAPHS
☐ GRAY SCALE DOCUMENTS
LINES OR MARKS ON ORIGINAL DOCUMENT
☐ REFERENCE(S) OR EXHIBIT(S) SUBMITTED ARE POOR QUALITY
□ OTHER.

#### IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

As rescanning these documents will not correct the image problems checked, please do not report these problems to the IFW Image Problem Mailbox.